

(19)日本国特許庁 (J P)

(12) 公 開 特 許 公 報 (A)

(11)特許出願公開番号

特開平8-5112

(43)公開日 平成8年(1996)1月12日

(51)Int.Cl.⁴

F 2 4 F 5/00

G 0 5 D 9/02

識別記号

1 0 2 Z

庁内整理番号

A

F I

技術表示箇所

審査請求 未請求 請求項の数 8 O L (全 20 頁)

(21)出願番号 特願平7-89385

(22)出願日 平成7年(1995)4月14日

(31)優先権主張番号 特願平6-80268

(32)優先日 平6(1994)4月19日

(33)優先権主張国 日本 (J P)

(71)出願人 000002299

清水建設株式会社

東京都港区芝浦一丁目2番3号

(71)出願人 000155056

株式会社本山製作所

宮城県黒川郡大衡村大衡字亀岡5-2

(72)発明者 五十嵐 征四郎

東京都港区芝浦一丁目2番3号 清水建設
株式会社内

(72)発明者 藤原 裕之

東京都港区芝浦一丁目2番3号 清水建設
株式会社内

(74)代理人 弁理士 鈴江 武彦

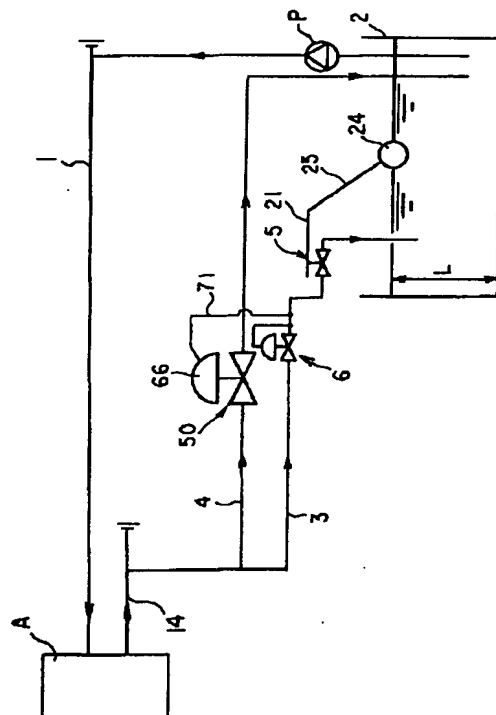
最終頁に続く

(54)【発明の名称】 液位制御方法およびその制御装置

(57)【要約】

【目的】本発明は、配管内の急激な圧力変動を緩和することができ、配管系の破損や騒音を防止しつつ、液面位置の制御を精度良く行える液位制御方法の提供を目的とする。

【構成】液位制御装置は、タンク2に液体を導く第1および第2の配管3、4と、第1の配管に設置され、タンク内の液面位置に応じて自動的に開閉する液位調整弁5と、液位調整弁の上流に設置され、液位調整弁に連なる二次側圧力を一次側圧力よりも低い設定圧力に保持する減圧弁6と、第2の配管に設置され、上記二次側圧力により開閉作動される流量調整弁50とを備えている。そして、減圧弁は、液体の流量が増えるに従い二次側圧力が徐々に減少する流量特性を有し、この流量特性を利用して流量調整弁を開閉作動させるようにしたことを特徴としている。



【特許請求の範囲】

【請求項 1】 液体を蓄えるタンクと、

このタンクに液体を導く第 1 および第 2 の配管と、
上記第 1 の配管に設置され、上記タンク内の液体の液面位置に応じて自動的に開閉する液位調整弁と、
上記第 1 の配管における上記液位調整弁の上流に設置され、上記液位調整弁に連なる二次側圧力を上記第 1 の配管の上流側の一次側圧力よりも低い設定圧力に保持するための減圧弁と、

上記第 2 の配管に設置され、上記減圧弁の二次側圧力に基づいて開閉作動されることで、上記タンクへの液体の供給および供給停止をなす流量調整弁と、を備えており、
上記減圧弁は、液体の流量が増えるに従って上記二次側圧力が特定の値まで徐々に減少するような流量特性を有し、この流量特性を利用して上記流量調整弁を開閉作動させるようにしたことを特徴とする液位制御方法。

【請求項 2】 液体を蓄えるタンクと、

このタンクに液体を導く第 1 および第 2 の配管と、
上記第 1 の配管に設置され、上記タンク内の液体の液面位置に応じて自動的に開閉する液位調整弁と、
上記第 1 の配管における上記液位調整弁の上流に設置され、上記液位調整弁に連なる二次側圧力を上記第 1 の配管の上流側の一次側圧力よりも低い設定圧力に保持するとともに、液体の流量が増えるに従って上記二次側圧力が特定の値まで徐々に減少するような流量特性を有する減圧弁と、

上記第 2 の配管に設置され、上記減圧弁の二次側圧力に基づいて開閉作動されることで、上記タンクへの液体の供給および供給停止をなす流量調整弁と、を備えていることを特徴とする液位制御装置。

【請求項 3】 請求項 2 の記載において、上記第 1 の配管は、上記タンク内の液体の液面位置に応じて自動的に開閉する他の液位調整弁を備えており、この他の液位調整弁は、上記第 1 の配管上において、上記液位調整弁に対し直列に接続されていることを特徴とする液位制御装置。

【請求項 4】 液体を蓄えるタンクと、

このタンクに液体を導く第 1 および第 2 の配管と、
上記第 1 の配管に設置され、上記タンク内の液体の液面位置に応じて自動的に開閉する液位調整弁と、
上記第 1 の配管における上記液位調整弁の上流に設置され、上記液位調整弁に連なる二次側圧力を上記第 1 の配管の上流側の一次側圧力よりも低い設定圧力に保持するとともに、液体の流量が増えるに従って上記二次側圧力が特定の値まで徐々に減少するような流量特性を有する減圧弁と、

上記第 2 の配管に設置され、上記減圧弁の二次側圧力が設定値よりも低下した時に開操作されるとともに、上記二次側圧力が設定値よりも増大した時に閉操作され、この二次側圧力にもとづいて上記タンクへの液体の供給お

よび供給停止をなす流量調整弁と、

上記タンク内の液体の液面が基準レベルを上回る 上限レベルに達したことを検知する検知手段と、

上記第 1 の配管における減圧弁と液位調整弁との間に設置され、上記検知手段によって液面が検出された時に閉操作されて、上記減圧弁の二次側圧力を増大させる圧力調節弁と、を備えていることを特徴とする液位制御装置。

【請求項 5】 請求項 4 の記載において、上記検知手段は、上記タンク内の液体の液面が上限レベルよりも低い基準レベルに達したことを検知する検知部を有し、この検知部によって液面が検出された時に、上記圧力調節弁を開操作させるようにしたことを特徴とする液位制御装置。

【請求項 6】 請求項 4 の記載において、上記検知手段によって液面が検知された時に、警報を発する警報手段をさらに備えていることを特徴とする液位制御装置。

【請求項 7】 液体を蓄えるタンクと、

このタンクに液体を導く第 1 および第 2 の配管と、
上記第 1 の配管に設置され、上記タンク内の液体の液面位置に応じて自動的に開閉する液位調整弁と、
上記第 1 の配管における上記液位調整弁の上流に設置され、上記液位調整弁に連なる二次側圧力を上記第 1 の配管の上流側の一次側圧力よりも低い設定圧力に保持するとともに、液体の流量が増えるに従って上記二次側圧力が特定の値まで徐々に減少するような流量特性を有する減圧弁と、

上記第 2 の配管に設置され、この配管に連なる通路を開閉する弁体と、この弁体を開閉駆動するための駆動部とを有する常閉形の流量調整弁と、

この流量調整弁の駆動部に、上記第 2 の配管における流量調整弁よりも上流の圧力を導入する導入路と、上記駆動部に導入された圧力を排出する排出路と、この排出路に配置され、上記駆動部の圧力を調整するためのニードル弁とを有するパイロット通路と、

このパイロット通路の導入路に設置され、上記減圧弁の二次側圧力がアジャストばねによって予め定められた設定圧力よりも低下した時に開操作されるとともに、上記二次側圧力が上記設定圧力よりも増大した時に閉操作される弁体を有し、上記減圧弁の二次側圧力に基づいて上記駆動部への圧力の供給および供給停止をなすことで、上記流量調整弁を開閉制御するパイロット弁と、を備えており、

上記パイロット弁は、上記駆動部に加わる圧力を常時検出するとともに、この検出圧力が上記設定圧力から二次側圧力を差し引いた値よりも高い時に上記弁体を閉操作し、かつ、上記検出圧力が低い時に上記弁体を開操作する制御部を有していることを特徴とする液位制御装置。

【請求項 8】 請求項 7 の記載において、上記パイロット通路の排出路に、上記ニードル弁の下流側に位置し

て、上記排出路を強制的に閉じる常開形の電磁弁を設置したことを特徴とする液位制御装置。

【発明の詳細な説明】

【0001】

【産業上の利用分野】本発明は、例えば水の顕熱を利用した蓄熱システムにおいて、その蓄熱タンクに蓄えられる液体の液位制御方法およびその制御装置に関する。

【0002】

【従来の技術】この種の蓄熱システムとして、水を蓄える蓄熱タンクと、この蓄熱タンクに蓄えられた水を冷暖房装置の熱源に送り出す送水装置と、熱源からの還水を蓄熱タンクに戻す還水量制御装置とを含むユニットを複数備えており、これらユニットを一系統の送水管および還水管に並列に接続したものが知られている。

【0003】この蓄熱システムでは、夫々のユニットの蓄熱タンクから送水管に送り出される水量と、還水管から蓄熱タンクに戻される還水の量とを互いに比例させる必要がある。ところが、従来のシステムでは、汲み出し量に比例した量の還水を各ユニットの蓄熱タンクに戻す最適な方法が存在しないために、各蓄熱タンクの還水入口を連通管を介して互いに連通させ、いずれかの蓄熱タンクの還水入口に全ての還水に戻すことで、この還水を汲み出しが行われた蓄熱タンクに自然流入させる方法が採用されている。

【0004】この連通管を利用した還水の戻し方法は、連通管内の流水抵抗が無視できる程に小さくないと、汲み出し量に応じた還水を蓄熱タンクに戻すことができなくなる。このため、複数のユニットを並列利用する場合、その蓄熱タンクは、連通管の管長を極力短くするために、互いに近接して配置する必要がある。

【0005】したがって、複数のビルディングの冷暖房を集中して行うような大規模な冷暖房施設においては、複数の蓄熱タンクを各ビルディングに分散して配置することができなくなり、建築的制約の中で性能およびコスト的に満足できないような状況下でも、複数の蓄熱タンクをプラント施設内に集中して配置しているのが実情である。

【0006】

【発明が解決しようとする課題】このような現状を打破し、複数の蓄熱タンクを自由な位置に設置するためには、刻々と変動する水の汲み出し量に合せて、この汲み出しが行われた蓄熱タンクに還水を導く機能を有する制御装置が必要となってくる。

【0007】この制御装置は、汲み出しに伴って変動する水位を適確に捕らえると同時に、それに比例して蓄熱タンクに対する還水の流入を断続し得るような弁が必要であり、この時の蓄熱タンク内の許容水位変動幅は、上記還水入口の口径とは無関係に極僅かであってはならない。

【0008】すなわち、この水位変動幅は、蓄熱タンク

内の水を汲み出すポンプの起動時および停止時に発生するタンク内の水量変化を大きく左右する原因となる。この水量の変化が大きいと、それを処理するための装置が大規模なものとなり、複数のユニットを並列に接続して利用すること自体を困難なものとしてしまう。

【0009】したがって、蓄熱タンク内での水位の変動を少なく抑えるには、図7の実線に示すように、単位時間当りの弁の開閉ストロークを小さくし、この弁が頻繁に開閉を繰り返すように小刻みに動作させることが望ましい。

【0010】しかしながら、このようにすると、弁の開閉動作が急激に行われ、弁開放・閉鎖時間に要する時間が極端に短くなるので、弁の口径が大きくなればなる程、配管内に急激な圧力変動を招く。そのため、配管の振動や騒音を伴うとともに、ウォータハンマーによって配管が大きな衝撃を受け、この配管の破損の原因となるといった不具合がある。

【0011】本発明はこのような事情にもとづいてなされたもので、液体の供給量を増大させつつ、この液体の供給開始および供給停止に伴う配管内の急激な圧力変動を緩和することができ、配管系の破損や騒音を防止できる液位制御方法およびその制御装置の提供を目的とする。

【0012】本発明の他の目的は、液体の供給量を増大させたにも拘らず、タンクの液位を一定に保つ液位調整弁を小形化することができる液位制御方法およびその制御装置を得ることにある。

【0013】本発明の他の目的は、流量調整弁のパイロット的な機能を果す液位調整弁が万一故障したとしても、タンク内の液位の上昇に伴う液体のオーバーフローを防止でき、信頼性が向上する液位制御装置を得ることにある。

【0014】本発明の他の目的は、タンク内の液位の過大な上昇を容易に知ることができ、液体のオーバーフローを防止する上で好都合となる液位制御装置を得ることにある。

【0015】本発明のさらに他の目的は、流量調整弁をパイロット弁を介して制御する場合に、この流量調整弁の作動を安定させることができ、タンク内の液面位置の制御を制度良く行える液位制御装置を得ることにある。

【0016】

【課題を解決するための手段】上記目的を達成するため、請求項1に記載された液位制御方法は、液体を蓄えるタンクと、このタンクに液体を導く第1および第2の配管と、上記第1の配管に設置され、上記タンク内の液体の液面位置に応じて自動的に開閉する液位調整弁と、上記第1の配管における上記液位調整弁の上流に設置され、上記液位調整弁に連なる二次側圧力を上記第1の配管の上流側の一次側圧力よりも低い設定圧力に保持するための減圧弁と、上記第2の配管に設置され、上記減圧

弁の二次側圧力に基いて開閉作動されることで、上記タンクへの液体の供給および供給停止をなす流量調整弁とを備えている装置に適用される。

【0017】そして、上記減圧弁は、液体の流量が増えるに従って上記二次側圧力が特定の値まで徐々に減少するような流量特性を有し、この流量特性を利用して上記流量調整弁を開閉作動させるようにしたことを特徴としている。

【0018】請求項2に記載された液位制御装置は、液体を蓄えるタンクと、このタンクに液体を導く第1および第2の配管と、上記第1の配管に設置され、上記タンク内の液体の液面位置に応じて自動的に開閉する液位調整弁と、上記第1の配管における上記液位調整弁の上流に設置され、上記液位調整弁に連なる二次側圧力を上記第1の配管の上流側の一次側圧力よりも低い設定圧力に保持するとともに、液体の流量が増えるに従って上記二次側圧力が特定の値まで徐々に減少するような流量特性を有する減圧弁と、上記第2の配管に設置され、上記減圧弁の二次側圧力に基いて開閉作動されることで、上記タンクへの液体の供給および供給停止をなす流量調整弁とを備えていることを特徴としている。

【0019】請求項3によれば、上記請求項2に記載の第1の配管は、上記タンク内の液体の液面位置に応じて自動的に開閉する他の液位調整弁を備えており、この他の液位調整弁は、上記第1の配管上において、上記液位調整弁に対し直列に接続されていることを特徴としている。

【0020】また、上記他の目的を達成するため、請求項4に記載された液位制御装置は、液体を蓄えるタンクと、このタンクに液体を導く第1および第2の配管と、上記第1の配管に設置され、上記タンク内の液体の液面位置に応じて自動的に開閉する液位調整弁と、上記第1の配管における上記液位調整弁の上流に設置され、上記液位調整弁に連なる二次側圧力を上記第1の配管の上流側の一次側圧力よりも低い設定圧力に保持するとともに、液体の流量が増えるに従って上記二次側圧力が特定の値まで徐々に減少するような流量特性を有する減圧弁と、上記第2の配管に設置され、上記減圧弁の二次側圧力が設定値よりも低下した時に開操作されるとともに、上記二次側圧力が設定値よりも増大した時に開操作され、この二次側圧力にもとづいて上記タンクへの液体の供給および供給停止をなす流量調整弁と、上記タンク内の液体の液面が基準レベルを上回る上限レベルに達したことを検知する検知手段と、上記第1の配管における減圧弁と液位調整弁との間に設置され、上記検知手段によって液面が検出された時に開操作されて、上記減圧弁の二次側圧力を増大させる圧力調節弁とを備えていることを特徴としている。

【0021】請求項5によれば、上記請求項4に記載の検知手段は、上記タンク内の液体の液面が上限レベルよ

りも低い基準レベルに達したことを検知する検知部を有し、この検知部によって液面が検出された時に、上記圧力調節弁を開操作させるようにしたことを特徴としている。

【0022】請求項6によれば、上記請求項4に記載の検知手段によって液面が検知された時に、警報を発する警報手段をさらに備えていることを特徴としている。また、上記目的を達成するため、請求項7に記載された液位制御装置は、液体を蓄えるタンクと、このタンクに液体を導く第1および第2の配管と、上記第1の配管に設置され、上記タンク内の液体の液面位置に応じて自動的に開閉する液位調整弁と、上記第1の配管における上記液位調整弁の上流に設置され、上記液位調整弁に連なる二次側圧力を上記第1の配管の上流側の一次側圧力よりも低い設定圧力に保持するとともに、液体の流量が増えるに従って上記二次側圧力が特定の値まで徐々に減少するような流量特性を有する減圧弁と、上記第2の配管に設置され、この配管に連なる流路を開閉する弁体と、この弁体を開閉駆動するための駆動部とを有する常閉形の流量調整弁と、この流量調整弁の駆動部に、上記第2の配管における流量調整弁よりも上流の圧力を導入する導入路と、上記駆動部に導入された圧力を排出する排出路と、この排出路に配置され、上記駆動部の圧力を調整するためのニードル弁とを有するパイロット通路と、このパイロット通路の導入路に設置され、上記減圧弁の二次側圧力がアジャストばねによって予め定められた設定圧力よりも低下した時に開操作されるとともに、上記二次側圧力が上記設定圧力よりも増大した時に開操作される弁体を有し、上記減圧弁の二次側圧力に基づいて上記駆動部への圧力の供給および供給停止をなすことで、上記流量調整弁を開閉制御するパイロット弁とを備えている。

【0023】そして、上記パイロット弁は、上記駆動部に加わる圧力を常時検出して、この検出圧力が上記設定圧力から二次側圧力を差し引いた値よりも高い時に上記弁体を開操作するとともに、上記検出圧力が低い時に上記弁体を開操作する制御部を有していることを特徴としている。

【0024】請求項8によれば、上記請求項7に記載のパイロット通路の排出路に、上記ニードル弁の下流側に位置して、上記排出路を強制的に閉じる常閉形の電磁弁を設置したことを特徴としている。

【0025】

【作用】請求項1および2の記載によれば、タンク内の液体の消費に伴い、このタンク内の液位が基準レベルよりも低下すると、液位調整弁が開き、第1の配管における減圧弁よりも下流側の液体がタンクに流れる。これにより、減圧弁の二次側圧力が設定圧力よりも低くなり、この減圧弁が開かれる。

【0026】この減圧弁は、固有の流量特性を有してい

るので、減圧弁が開いてここを流れる液体の流量が増えると、その二次側圧力が設定圧力よりも低いある特定の値まで徐々に低下する。この際、第2の配管の流量調整弁は、上記減圧弁の二次側圧力によって駆動されるので、この二次側圧力が低下した時に流量調整弁が開く設定とすれば、流量調整弁は、二次側圧力の変動に比例して穏やかに開き始める。そのため、第2の配管内に急激な圧力変動が生じることはなく、タンクへの液体の供給が穏やかに行われる。

【0027】一方、タンクへの液体の供給により、タンク内の液位が基準レベルにまで復帰すると、液位調整弁が閉じるので、第1の配管内での液体の流れが遮断され、減圧弁の二次側圧力が上記固有の流量特性に応じて徐々に増大し始める。この二次側圧力が増大した時に流量調整弁が閉じる設定とすれば、流量調整弁は、二次側圧力の変動に比例して穏やかに閉じ始める。そのため、第2の配管内に急激な圧力変動は生じない。

【0028】このように流量調整弁の開閉動作は、減圧弁の固有の流量特性に応じて穏やかに行われるので、タンク内の液位維持のために要求される液体の供給量が多くなった場合でも、流量調整弁の口径を大きくすることで容易に対処することができる。このため、流量調整弁の開閉動作が穏やかに行われるにも拘らず、タンク内の液位変動を少なく抑えることができる。

【0029】加えて、タンクへの液体の供給は、専ら流量調整弁を有する第2の配管を通じて行われるので、液位調整弁は、液位の変動を検知することで上流の減圧弁を作動させ、上記流量調整弁を開閉駆動するに必要な圧力を発生させるパイロット的な機能を果たせば良い。そのため、液位調整弁の口径を大きくする必要はなく、この液位調整弁の小形化が可能となる。

【0030】請求項3の記載において、流量調整弁のパイロット的な機能を果す液位調整弁が万一弁座漏れ等の故障を起こし、この液位調整弁から液体が漏れているような状態となると、第1の配管における減圧弁よりも下流側の液体が流出してしまい、減圧弁の二次側圧力が低下する。すると、この二次側圧力の低下に基いて第2の配管の流量調整弁が開き始めるので、タンク内の液位が基準レベルに達していても、このタンクに液体が導かれてしまい、ついにはタンクから液体が溢れてしまう虞れがあり得る。

【0031】しかるに、上記構成によると、第1の配管上には、液位調整弁と直列に他の液位調整弁が設置されているので、いずれかの液位調整弁が故障したとしても、他の液位調整弁の存在によって、減圧弁よりも下流側の液体の流失が阻止される。そのため、タンク内の液位が基準レベルに達している状態では、減圧弁の二次側圧力がそのまま維持され、第2の配管の流量調整弁が閉状態に保たれる。したがって、タンクへの液体の供給が停止され、このタンク内の液位の異常な上昇を防止する

ことができる。

【0032】請求項4の記載において、流量調整弁のパイロット的な機能を果す液位調整弁が万一弁座漏れ等の故障を故障を起こし、この液位調整弁から液体が漏れているような状態となると、上記請求項3の場合と同様に、減圧弁の二次側圧力の低下に伴って流量調整弁が開いてしまい、タンク内の液位が基準レベルに達していても、このタンクに液体が導かれる。

【0033】しかるに、上記構成によると、タンク内の液位が上限レベルに達すると、このことを検知手段が検知し、この検知手段を通じて第1の配管上の圧力調節弁が閉じられる。そのため、減圧弁よりも下流側の液体の流出が阻止されるので、この減圧弁の二次側圧力が固有の流量特性に応じて増大し、上記流量調整弁が閉じられる。このため、液位調整弁が故障したとしても、タンク内への液体の供給が停止され、タンク内の液位の異常な上昇を防止することができる。

【0034】請求項5の記載によれば、タンク内の液体の消費に伴い、このタンク内の液位が上限レベルから基準レベルにまで低下すると、このことを検知手段が検知し、この検知手段を通じて第1の配管上の圧力調節弁が開かれる。このため、液位調整弁と減圧弁とが再び連通されるので、この減圧弁の二次側圧力が液位に追従して変動することになり、通常の運転状態に自動的に復帰する。

【0035】請求項6の記載によれば、タンク内の液位が危険レベルに達すると、警報手段を通じて警報が発せられるので、液位が異常となったことを外部から容易に知ることができる。このため、液体のオーバーフローを防止するための処置を即座に行うことができる。

【0036】請求項7の記載において、タンク内の液体の消費に伴い液位調整弁が開くと、上記請求項1の場合と同様に、減圧弁が開き、この減圧弁の二次側圧力が徐々に低下する。この二次側圧力は、信号圧となってパイロット弁に導かれる。このパイロット弁は、減圧弁からの信号圧の大きさに基づいて開閉されるので、この信号圧が設定圧力よりも低くなると、弁体が上記二次側圧力の変動に比例して穏やかに開き始める。そのため、パイロット弁から流出しようとする液体の圧力は、パイロット弁の設定圧力から信号圧としての二次側圧力を差し引いた大きさに定められる。パイロット弁が開かれると、パイロット通路の導入路を介して第2の配管の液体が流量調整弁の駆動部に流れ込む。この際、パイロット弁の開操作は、上記のように穏やかに行われるので、上記駆動部の急激な圧力変動が抑えられ、上記流量調整弁が穏やかに開き始める。そのため、第2の配管内に急激な圧力変動が生じることはなく、タンクへの液体の供給が穏やかに行われる。

【0037】タンクへの液体の供給に伴い、タンク内の液位が基準レベルにまで復帰すると、液位調整弁が閉じ

られ、減圧弁の二次側圧力が徐々に増大し始める。そして、パイロット弁の駆動部に導かれる二次側圧力が設定圧力を上回ると、弁体が上記二次側圧力の変動に比例して穏やかに閉じ始める。そのため、流量調整弁の駆動部への液体の供給が徐々に停止され、この流量調整弁が二次側圧力の増大に応じて穏やかに閉じ始める。この結果、第2の配管内に急激な圧力変動は生じない。

【0038】したがって、上記請求項1の場合と同様に、タンク内の液位維持のために要求される液体の流量が多くなっても、流量調整弁の口径を大きくすることで容易に対処することができる。

【0039】一方、パイロット通路の導入路から駆動部に導入された液体は、排出路を通じて排出される。この際、排出路には、駆動部の圧力を調整するニードル弁が存在するので、パイロット弁が開いたままの状態が持続されると、駆動部への液体の供給量と、この駆動部からの液体の排出量とのバランスが崩れ、駆動部からの液体の排出が供給に追いつかなくなる。

【0040】このような状態となると、駆動部に加わる圧力がパイロット弁から流出しようとする液体の圧力よりも大きくなり、駆動部の液体が導入路やパイロット弁に逆流するといった不都合が生じてくる。

【0041】しかるに、上記構成によると、パイロット弁の弁体は、駆動部に加わる圧力がパイロット弁から流出しようとする液体の圧力を上回った時に、制御部を介して強制的に閉操作されるので、流量調整弁の駆動部への液体の供給が停止される。そのため、駆動部の過大な圧力上昇や、それに伴うパイロット弁への液体の逆流を防止することができ、流量調整弁の作動が安定する。

【0042】請求項8の記載によれば、例えば第2の配管の圧力が異常に低下した場合に電磁弁を閉じると、パイロット通路の排出路が閉塞される。そのため、パイロット弁が開いている状態では、駆動部に導かれた液体の流出が阻止されるので、駆動部の圧力がパイロット弁から流出しようとする液体の圧力を上回り、やがてパイロット弁が閉じられる。この結果、流量調整弁の駆動部への液体の供給が停止され、この流量調整弁の常閉形の機能に基づいてこの流量調整弁が閉じられる。そのため、第2の配管の圧力が異常に低下した時のような緊急時に、この第2の配管からタンクへの液体の供給を停止することができる。

【0043】

【実施例】以下本発明の第1実施例を、図1ないし図7にもとづいて説明する。図1において、符号Aは、ビルディングの冷暖房装置の熱源を示し、この熱源Aには、送水管1と還水管14とが接続されている。送水管1の上流端は、蓄熱水を蓄える蓄熱タンク2内に導入されている。送水管1の途中には、蓄熱タンク2内の蓄熱水を汲み出すとともに、この蓄熱水を送水管1を介して熱源Aに送水するポンプPが設置されている。

【0044】還水管14と蓄熱タンク2とは、第1の配管3および第2の配管4を介して互いに連通されている。第1の配管3には、フロート弁5と減圧弁6とが設置されており、この減圧弁6はフロート弁5よりも上流に位置されている。

【0045】フロート弁5は、蓄熱タンク2内の水位を基準レベルLに保つためのもので、その詳細が図2および図3に示されている。フロート弁5は、弁箱7と、この弁箱7の上部に取り付けられた蓋8とを備えている。弁箱7の内部は、隔壁9によって流入通路10と流出通路11とに仕切られている。これら両通路10、11は、上記第1の配管3の上流部分と下流部分とに夫々連なっている。そして、隔壁9には、流入通路10と流出通路11とを連通させる連通孔12が開口されており、この連通孔12の流出通路11に臨む開口縁部は、リング状の弁座13をなしている。

【0046】蓋8には、弁棒15が上下動可能に支持されている。弁棒15の下端部には、弁体16が取り付けられている。弁体16は、弁棒15の上下動に伴って上記弁座13に接離するようになっており、この弁体16と弁座13との接触により連通孔12が閉じられる。

【0047】蓋8の上部には、レバーサポート18が取り付けられている。レバーサポート18には、上向きに延びるスイングリンク19が取り付けられている。このスイングリンク19の上部には、ピン20を介してレバー21が回動可能に枢支されている。レバー21は、略水平に延びるとともに、上記ピン20を支点に上下に回動されるようになっており、このレバー21の一端に弁棒15の上端がピン22を介して連結されている。

【0048】レバー21の他端には、フロート24のアーム部25が連結されている。フロート24は、蓄熱タンク2内の水面に追従して昇降動されるようになっており、このフロート24の昇降動は、レバー21を介して弁棒15に伝えられる。そのため、ポンプPの運転に伴い蓄熱タンク2内の水位が下がると、図3に示すように、レバー21が下向きに回動し、その弁棒15との連結部が押し上げられる。この押し上げにより、弁棒15が引き上げられ、弁体16が弁座13から離脱するので、連通孔12が開かれ、弁箱7内をその流入通路10から流出通路11に向けて還水が流れる。

【0049】また、逆にポンプPの運転停止等により蓄熱タンク2の水位が上がると、図2に示すように、レバー21が上向きに回動し、弁棒15が押し下げられる。これにより、弁体16が弁座13に押し付けられ、連通孔12が閉じられる。

【0050】一方、上記減圧弁6は、上記フロート弁5に連なる二次側圧力P2を、上記還水管14に連なる一次側圧力P1よりも低い設定圧力に保持するためのもので、その詳細が図4に示されている。

【0051】この減圧弁6は、弁箱30と、この弁箱3

0の上部に取り付けられた蓋31とを備えている。弁箱30の内部は、隔壁32によって一次通路33と二次通路34とに仕切られている。一次通路33は、第1の配管3の上流部分を通じて還水管14に連なっている。二次通路34は、第1の配管3の下流部分を通じてフロート弁5の流入通路10に連なっている。隔壁32には、一次通路33と二次通路34とを連通させる連通孔35が開口されている。この連通孔35の二次通路34に臨む開口端部は、リング状の弁座36をなしている。

【0052】弁箱30と蓋31との間には、ダイヤフラム37が介在されている。ダイヤフラム37の下面は、二次通路34の上部に露出されて、この二次通路34内の二次側圧力P2を受けるようになっている。ダイヤフラム37の上面は、蓋31の内側のばね室38に臨んでいる。このダイヤフラム37の上面中央部には、ダイヤフラム受け39が取り付けられている。

【0053】ダイヤフラム受け39の中央部には、弁棒40が固定されている。弁棒40は、その大部分が弁箱30内に導入されている。この弁棒40の上部は、上記隔壁32にガイド41を介して上下動可能に支持されているとともに、下端部は弁箱30の底部に上下動可能に支持されている。弁棒40の下部は、連通孔35を貫通しており、この弁棒40の二次通路34に臨む部分には、弁体42が固定されている。弁体42は、弁棒40の上下動に伴って上記二次通路34側から弁座36に接離するようになっており、この弁体42と弁座36との接触により連通孔35が閉じられる。

【0054】また、ばね室38の上部には、ばね受け44が配置されている。ばね受け44は、蓋31の上端部に調整ねじ45を介して支持されており、これらばね受け44とダイヤフラム受け39との間には、圧縮コイルばね46が架設されている。圧縮コイルばね46は、ダイヤフラム受け39を上記二次側圧力P2に抗する方向に下向きに押圧しており、この押圧により、弁棒40は弁体42が弁座36から離脱する方向に付勢されている。

【0055】このような構成の減圧弁6にあつては、二次側圧力P2が予め設定された値に達している時、ダイヤフラム37に加わる二次側圧力P2と圧縮コイルばね46の付勢力とがバランスし、弁体42が弁座36に接している。二次側圧力P2が設定圧力を下回ると、圧縮コイルばね46の付勢力が二次側圧力P2に打ち勝ち、ダイヤフラム37が下向きに変形される。この変形により、弁棒40が下向きに押圧され、弁体42が弁座36から離脱される。したがって、連通孔35が開かれ、一次通路33から二次通路34に向けて還水が流れる。

【0056】この場合、上記減圧弁6は、図6に示すように、連通孔35が開いて二次通路34を流れる還水の水量が多くなる程、二次側圧力P2が設定圧力よりも徐々に低下する固有の流量特性Fを有している。そして、

この流量特性Fにおいて、二次通路34を流れる水量が100%の時の二次側圧力P2の低下率Pは、減圧弁6の性能等に応じて種々異なっている。

【0057】なお、連通孔35が閉じ状態に移行し、二次通路34を流れる水量が少なくなると、二次側圧力P2は、上記流量特性Fに応じて逆に徐々に増大するようになっており、この二次側圧力P2の急激な上昇が抑えられている。

【0058】ところで、上記第2の配管4には、流量調整弁50が設置されている。流量調整弁50は、蓄熱タンク2への還水の供給・供給停止をなすもので、その詳細が図5に示されている。

【0059】この流量調整弁50は、弁箱51と、この弁箱51の上部に取り付けられた蓋52とを備えている。弁箱51の内部は、隔壁53によって流入通路54と流出通路55とに仕切られている。流入通路54は、第2の配管4の上流部分を通じて還水管14に連なっていると同時に、流出通路55は、第2の配管4の下流部分を通じて蓄熱タンク2に連なっている。隔壁53には、流入通路54と流出通路55とを連通させる連通孔56が開口されている。この連通孔56には、リング状の弁座57が取り付けられている。

【0060】また、流入通路54には、中空円筒状のケーシング58が配置されている。ケーシング58は、弁座57に同軸状に連続するように弁箱51に支持されている。このケーシング58の周面には、流入通路54に連なる複数の通孔59が開口されている。

【0061】蓋52には、弁棒60が上下動可能に支持されている。弁棒60の下端部には、ピストン形の弁体61が取り付けられている。弁体61は、ケーシング57の内側に摺動可能に嵌合されている。そして、この弁体61は、弁棒60の上下動に伴って弁座57に接離するようになっており、この弁体61と弁座57との接触により通孔59と連通孔56との連通が遮断される。

【0062】蓋52には、ヨーク65を介して駆動部66が連結されている。駆動部66は、中空のダイヤフラムハウジング67を備えている。ダイヤフラムハウジング67の内部は、ダイヤフラム68によって二次圧導入室69と大気圧室70とに上下に仕切られている。そして、二次圧導入室69は、連通管71を介して上記第1の配管3における減圧弁6とフロート弁5との間に接続されている。

【0063】このため、二次圧導入室69には、減圧弁6の二次側圧力P2が導入されるようになっており、この二次圧導入室69の圧力変動に基づいてダイヤフラム68が変形される。

【0064】ダイヤフラム68の大気圧室70に臨む下面には、ダイヤフラム受け73が取り付けられている。このダイヤフラム受け73の中央部には、駆動軸74が取り付けられている。駆動軸74は、ダイヤフラムハウ

ジング 67 に上下方向に摺動可能に支持されているとともに、このハウジング 67 の上下両側に突出されている。駆動軸 74 の下端部は、ジョイント 75 を介して弁棒 60 に連結されている。このため、二次圧導入室 69 の圧力変動によってダイヤフラム 68 が変形すると、駆動軸 74 を介して弁棒 60 が上下動されるようになっている。

【0065】また、駆動軸 74 の上端部には、ばね受け 77 が取り付けられている。このばね受け 77 とダイヤフラムハウジング 67 の上面との間には、圧縮コイルばね 78 が架設されている。圧縮コイルばね 78 は、駆動軸 74 を上記二次側圧力 P2 に抗するように上向きに押圧しており、この押圧により弁体 61 が弁座 57 から離脱する方向に常時付勢されている。

【0066】次に、このように構成された制御装置の作用について説明する。ポンプ P の運転によって蓄熱タンク 2 内の蓄熱水が送水管 1 に送水されると、この蓄熱タンク 2 内の水位が徐々に低下する。そして、水位が基準レベル L を下回ると、この水位に追従してフロート弁 5 のフロート 24 が下降し、図 3 に示すように、レバー 21 を下向きに回動させる。このレバー 21 の回動により、弁棒 15 が引き上げられ、弁体 16 が弁座 13 から離脱される。この結果、フロート弁 5 が開き、第 1 の配管 3 における減圧弁 6 よりも下流側の還水が蓄熱タンク 2 に向けて流れる。

【0067】すると、減圧弁 6 の二次通路 34 内の還水が流出するので、その二次側圧力 P2 が設定圧力よりも低下する。この圧力低下により、減圧弁 6 では、ダイヤフラム 37 を下向きに押圧する圧縮コイルばね 46 の付勢力が上記二次側圧力 P2 に打ち勝ち、このダイヤフラム 37 が下向きに変形される。このため、弁体 42 が弁座 36 から離脱して減圧弁 6 が開き、二次通路 34 を流れる還水の水量が増大する。

【0068】この場合、上記減圧弁 6 は、図 6 に示すような固有の流量特性 F を有しているので、二次通路 34 を流れる水量が増大するに従い、二次側圧力 P2 が設定圧力よりも低いある特定の値まで徐々に低下する。そして、この減圧弁 6 の二次通路 34 は、連通管 71 を介して流量調整弁 50 の二次圧導入室 69 に連なっているので、上記二次側圧力 P2 が二次圧導入室 69 に導入され、ダイヤフラム 68 に作用する圧力が低下する。この圧力低下に伴い、二次圧導入室 69 の圧力と圧縮コイルばね 78 の押圧力とのバランスが崩れ、この圧縮コイルばね 78 の押圧力が二次圧導入室 69 の圧力（二次側圧力 P2）に打ち勝つ。

【0069】そのため、駆動軸 74 を介して弁棒 60 が引き上げられ、弁体 61 が弁座 57 から離脱する。この離脱により、流量調整弁 50 が開状態に移行し、還水管 14 の還水が第 2 の配管 4 を通じて蓄熱タンク 2 に戻される。

【0070】このように流量調整弁 50 の開操作は、減圧弁 6 の二次側圧力 P2 の圧力変動を利用してなされるので、この流量調整弁 50 の弁体 61 は、上記減圧弁 6 の固有の流量特性 F に比例して穏やかに開き始める。そのため、第 2 の配管 4 を流れる還水の水量が徐々に増大し、第 2 の配管 4 内の急激な圧力変動を防止することができる。

【0071】一方、流量調整弁 50 が開くことにより、蓄熱タンク 2 内の水位が基準レベル L にまで復帰すると、フロート弁 5 のフロート 24 が水位に追従して上昇し、図 2 に示すように、レバー 21 を上向きに回動させる。このレバー 21 の回動により、弁棒 15 が押し下げられ、弁体 16 が弁座 13 に押し付けられる。この結果、フロート弁 5 が閉じ、第 1 の配管 3 内での還水の流れが遮断される。

【0072】すると、減圧弁 6 の二次通路 34 を流れる還水の水量が減少するので、二次側圧力 P2 が減圧弁 6 の固有の流量特性 F に応じて徐々に増大する。この圧力増大により、上記減圧弁 6 では、ダイヤフラム 37 が二次側圧力 P2 を受けて押し戻されるので、弁体 42 が弁座 36 に押し付けられ、減圧弁 6 が閉じられる。

【0073】減圧弁 6 が閉じ方向に作動される際、その二次側圧力 P2 は、流量特性 F に基づいて徐々に増大するので、流量調整弁 50 の二次圧導入室 69 の圧力はゆっくりと上昇する。この圧力上昇により、駆動部 66 の駆動軸 74 が圧縮コイルばね 78 の押圧力に抗して徐々に押し下げられ、二次側圧力 P2 が設定圧力にまで復帰した時点で弁体 61 が弁座 57 に押し付けられる。そのため、流量調整弁 50 が閉じ、蓄熱タンク 2 への還水の供給が遮断される。

【0074】このような流量調整弁 50 の閉じ操作は、上記開操作の時と同様に減圧弁 6 の二次側圧力 P2 の圧力変動を利用してなされるので、この流量調整弁 50 の弁体 61 は、上記減圧弁 6 の固有の流量特性 F に比例して穏やかに閉じ始める。そのため、第 2 の配管 4 を流れる還水の量が徐々に減少し、流量調整弁 50 が閉じた時の急激な圧力上昇やそれに伴うウォーターハンマーの発生を防止することができる。

【0075】このような本発明の第 1 実施例によれば、ポンプ P の運転によって必要となる蓄熱タンク 2 への還水の供給は、専ら流量調整弁 50 を有する第 2 の配管 4 を通じて行われる。それとともに、図 7 に二点鎖線で示すように、流量調整弁 50 の開閉動作は、減圧弁 6 の固有の流量特性 F に応じて穏やかに行われるので、第 2 の配管 4 の急激な圧力変動を防止することができる。

【0076】そして、蓄熱タンク 2 の大容量化に伴って、その水位を基準レベル L に維持するために必要な還水量が多くなったとしても、上記のように蓄熱タンク 2 に対する還水の供給は、第 2 の配管 4 を通じて行われるので、この配管 4 上の流量調整弁 50 の口径を大きくす

ることで容易に対処できる。そのため、流量調整弁50の開閉動作を穏やかに行うようにしたにも拘らず、蓄熱タンク2内の水位の変動を少なく抑えることができ、安定した特性を得ることができる。

【0077】しかも、蓄熱タンク2の水位を検出するフロート弁5は、蓄熱タンク2の水位に応じて減圧弁6を作動させ、上記第2の配管4上の流量調整弁50を開閉作動させるに必要な二次側圧力P2を発生させるパイロット的な機能を果たせば良いことになる。

【0078】このことから、フロート弁5の口径を大きくする必要はなく、このフロート弁5の小形化が可能となるといった利点がある。なお、本発明は上記第1実施例に特定されるものではなく、図8に本発明の第2実施例を示す。

【0079】この第2実施例は、第1の配管3の下流端部に他のフロート弁81を設置した点が上記第1実施例と相違しており、それ以外の構成は上記第1実施例と同様である。そのため、この第2実施例において、上記第1実施例と同一の構成部分には同一の参照符号を付して、その説明を省略する。

【0080】上記他のフロート弁81は、上記第1実施例のフロート弁5と共通の構成を有し、その内部構造は図2と同一となっている。そして、図8に示すように、上記フロート弁5、81は、第1の配管3の下流端部に直列に接続されており、夫々のフロート弁5、81のフロート24が蓄熱タンク2内の水面に追従して同時に昇降動されるようになっている。

【0081】このような構成の第2実施例において、ポンプPの運転によって必要となる蓄熱タンク2への還水の供給制御は、上記第1実施例のものと同一であるため、ここではその説明を省略し、上記第1実施例との相違点について説明する。

【0082】すなわち、蓄熱タンク2内の水位が基準レベルLに達している状態の時に、万一、フロート弁5が弁座漏れ等の故障を起こし、その弁座13と弁体16との間を通じて還水が流出通路11に漏洩しているような状態となると、第1の配管3では、その減圧弁6よりも下流側の還水が蓄熱タンク2に向けて流出する。

【0083】すると、減圧弁6の二次通路34内の還水が流出するので、その二次側圧力P2が設定圧力よりも低下する。この場合、上記第1実施例に記載したように、第2の配管4上の流量調整弁50は、減圧弁6の二次側圧力P2に基づいて開閉作動されるので、二次側圧力P2が低下すると、流量調整弁50を閉じ状態に保持しておくことができなくなる。

【0084】このため、蓄熱タンク2内の水位が基準レベルLに達しているにも拘らず、この蓄熱タンク2に還水が供給されるので、水位が基準レベルLを上回り、ついには還水がオーバーフローする虞れがあり得る。

【0085】しかるに、上記第2実施例の構成では、第

1の配管3の下流部分に、蓄熱タンク2内の水位に追従して開閉する一対のフロート弁5、81が直列に設置されている。そのため、上記のように蓄熱タンク2内の水位が基準レベルLに達している時に、一つフロート弁5が弁座漏れを起こしたとしても、正常な他方のフロート弁81は閉じているので、このフロート弁81の存在により還水の流出が阻止される。

【0086】したがって、減圧弁6の二次側圧力P2の不所望な低下を防止することができ、流量調整弁50を閉じ状態に維持することができる。よって、蓄熱タンク2への還水の供給は行われず、この還水のオーバーフローを防止することができる。

【0087】また、図9には、本発明の第3実施例が開示されている。この第3実施例は、主にフロート弁5が故障した際の還水のオーバーフローを防止するための構成を付加した点が上記第1実施例と相違しており、それ以外の構成は第1実施例と同様である。そのため、この第3実施例において、上記第1実施例と同一の構成部分については、同一の参照符号を付してその説明を省略する。

【0088】図9に示すように、第1の配管3には、圧力調節弁としての常開形の電磁弁91が設置されている。電磁弁91は、減圧弁6とフロート弁5との間であり、かつ第1の配管3と連通管71との接続部よりも下流側に位置されている。

【0089】また、蓄熱タンク2は、この蓄熱タンク2内の水位を検出する手段としての水位センサ92を備えている。水位センサ92は、第1の検出電極93と第2の検出電極94とを有している。第1の検出電極93は、蓄熱タンク2内の水位が基準レベルL1を上回る上限レベルL2に達したことを検出するためのものである。また、第2の検出電極94は、蓄熱タンク2内の水位が基準レベルL1に達したことを検出するためのもので、これら第1および第2の検出電極93、94は、信号回路96を介して電磁弁91の駆動部91aに接続されている。

【0090】この信号回路96の途中には、電磁弁91の駆動部91aや水位センサ92の駆動用電源となる電源ユニット97が接続されている。このため、水位センサ92は、蓄熱タンク2の水位を示す信号を出力し、この信号は、信号回路96を介して駆動部91aに入力されるようになっている。

【0091】また、本実施例の場合、電源ユニット97には、警報を発する手段としてのブザーのような警音器98が接続されている。この警音器98は、第1の検出電極93に接続されており、この第1の検出電極93が水位を検出した時に作動される。

【0092】このような構成の第3実施例において、ポンプPの運転によって必要となる蓄熱タンク2への還水の供給制御は、上記第1実施例のものと同一であるた

め、ここではその説明を省略し、上記第1実施例との相違点について説明する。

【0093】すなわち、蓄熱タンク2内の水位が基準レベルL1に達している状態の時に、万一、フロート弁5が故障し、還水が流出通路11に漏洩しているような状態となると、減圧弁6よりも下流の還水が蓄熱タンク2に向けて流出する。

【0094】すると、減圧弁6の二次通路34内の還水が流出するので、その二次側圧力P2が設定圧力よりも低下する。この場合、上記第1実施例に記載したよう

に、第2の配管4上の流量調整弁50は、減圧弁6の二次側圧力P2に基いて開閉作動されるので、二次側圧力P2が低下すると、流量調整弁50を閉じ状態に保持しておくことができなくなる。

【0095】このため、蓄熱タンク2内の水位が基準レベルL1に達しているにも拘らず、この蓄熱タンク2に還水が供給され続けるので、水位が基準レベルL1を上回り、ついには還水がオーバーフローする虞れがあり得る。

【0096】しかるに、上記第3実施例の構成によると、第1の配管3は、減圧弁6とフロート弁5との間に位置する電磁弁91を有しているとともに、蓄熱タンク2は、フロート弁5とは別に水位センサ92を備えている。そのため、フロート弁5からの還水の漏洩にもとづいて蓄熱タンク2内の水位が上限レベルL2に達すると、蓄熱タンク2に蓄えられた還水の水面が第1の検出電極93に接触する。すると、水位が異常に高くなったことを示す信号が、水位センサ92から信号回路96を通じて電磁弁91の駆動部91aに入力され、この駆動部91aを介して電磁弁91が強制的に閉操作される。

【0097】そのため、たとえフロート弁5から還水が漏れていても、第1の配管3は、連通管71との接続部よりも下流側で遮断されるので、減圧弁6の二次側圧力P2がその固有の流量特性に応じて増大することになる。この二次側圧力P2は、連通管71を介して流量調節弁50の二次圧導入室69に導入されるので、この二次圧導入室69の圧力が上昇する。この結果、上記流量調整弁50では、駆動軸74が圧縮コイルばね78の押圧力に抗して押し下げられ、二次側圧力P2が設定圧力にまで回復した時点で流量調整弁50が閉じられる。

【0098】また、水位センサ92によって蓄熱タンク2内の水位が上限レベルL2に達したことが検出されると、この水位センサ92からの信号により警音器98が動作され、警報音が発せられる。

【0099】このような第3実施例によれば、蓄熱タンク2内の水位が基準レベルL1に達している時に、減圧弁6の二次側圧力P2の不所望な低下を防止することができ、流量調整弁50を強制的に閉操作することができる。よって、蓄熱タンク2への還水の供給が行われないので、この還水のオーバーフローを防止することがで

き、水位を検出する上での信頼性が向上する。

【0100】そして、上記のように流量調整弁50が閉じられると同時に、警音器98を介して警報音が発せられるので、蓄熱タンク2内の水位が異常に高くなったことを外部から容易に知ることができる。このため、還水のオーバーフローを防止するための処置を即座に行うことができる。

【0101】一方、本実施例の水位センサ92は、蓄熱タンク2内の基準レベルL1を検出するための第2の検出電極94を備えている。このため、ポンプPの運転に伴って蓄熱タンク2内の水位が上限レベルL2から基準レベルL1にまで低下すると、水位が正常に戻ったことを示す信号が電磁弁91の駆動部91aに送出され、この駆動部91aへの通電が停止される。これにより、電磁弁91aが開操作され、減圧弁6とフロート弁5とが再び連通されるので、減圧弁6の二次側圧力P2が蓄熱タンク2内の水位に追従して変動することになる。

【0102】したがって、通常の運転状態に自動的に復帰することになり、運転を再開するための格別な操作が不要となる。さらに、図10ないし図12には、本発明の第4実施例が開示されている。

【0103】この第4実施例は、主に流量調整弁の小形化を目的としたものであり、この第4実施例において、上記第1実施例と同一の構成部分には同一の参照符号を付してその説明を省略する。

【0104】図10に示すように、第2の配管4上には、蓄熱タンク2への還水の供給・供給停止をなすパイロット作動式の流量調整弁100が設置されている。この流量調整弁100は、駆動部101の構成が上記第1実施例の流量調整弁50と相違している。そのため、ここでは駆動部101の構造について説明し、その他の同一構成部分には、上記第1実施例の流量調整弁50と同一の参照符号を付して、その説明を省略する。

【0105】駆動部101は、中空のダイヤフラムハウジング102を備えている。ダイヤフラムハウジング102の内部は、ダイヤフラム103によって圧力導入室104とパイロット圧導入室105とに上下に仕切られている。この圧力導入室104は、導入管106aを介して上記第2の配管4における流量調整弁100の下流側に接続されている。また、パイロット圧導入室105は、他の連通管106を介して上記導入管106aに連なっており、上記他の連通管106の途中には、圧力調整用のニードル弁107が設置されている。

【0106】ダイヤフラム103の圧力導入室104に臨む上面には、ダイヤフラム受け108が取り付けられており、このダイヤフラム受け108に弁棒60の上端部が連結されている。

【0107】圧力導入室104には、圧縮コイルばね109が収容されている。圧縮コイルばね109は、ダイヤフラム受け108の上面と圧力導入室104の上面と

10

20

30

40

50

の間に架設されており、上記弁棒60を下向きに押圧している。このため、弁体61は弁座57に常時押し付けられており、この弁自体が常閉形となっている。

【0108】また、流量調整弁100のパイロットとして機能するパイロット弁110は、図12に示すように、弁箱111と、この弁箱111の下面に取り付けられた底蓋112とを備えている。これら底蓋112と弁箱111との間には、第1の圧力導入室113が形成されている。

【0109】弁箱111の上面には、ばねカバー11410が取り付けられている。このばねカバー114の内部は、ダイヤフラム115によって第2の圧力導入室116とばね収容室117とに上下に仕切られている。このダイヤフラム115のばね収容室117に臨む上面には、ダイヤフラム受け126が取り付けられている。

【0110】弁箱111は、第1の圧力導入室113に連なる第1の導入口118と、第2の圧力導入室116に連なる第2の導入口119と、パイロット圧取出口120とを夫々備えている。第1の導入口118は、第1の圧力導入管121を介して第2の配管4における流量調整弁100の上流側に接続されている。第2の導入口119は、第2の圧力導入管122を介して上記連通管71に接続されている。

【0111】このため、第1の圧力導入室113には、減圧弁6の一次側圧力P1が導入されるとともに、第2の圧力導入室116には、減圧弁6の二次側圧力P2が導入される。また、パイロット圧取出口120は、パイロット管123を介して上記他の連通管106におけるニードル弁107の下流側に接続されている。

【0112】弁箱111の中央部には、弁座ピース12730が装着されている。この弁座ピース127は、第1の圧力導入室113とパイロット圧取出口120とを連通させる連通孔128を有し、この連通孔128の第1の圧力導入室113への開口端部は、弁座129をなしている。

【0113】弁座129には、弁体133が上下動可能に支持されている。弁体133の上端部は、第2の圧力導入室116に導出されて、上記ダイヤフラム受け126に連結されている。また、弁体133の下端部は、上記連通孔128を貫通して第1の圧力導入室113に導出されている。この弁体133の下端部には、上記弁座129に接離するヘッド部134が形成されており、このヘッド部134と弁座129との接触により、第1の圧力導入室113とパイロット圧取出口120との連通が遮断される。

【0114】なお、第1の圧力導入室113には、ストレーナ135と、上記弁体133を常時弁座129に向けて押圧するリターンばね136とが収容されている。上記ばね収容室117には、圧縮コイルばね138が収容されている。圧縮コイルばね138は、ばねカバー150

14の上面に取り付けたばね受け139と上記ダイヤフラム受け126との間で圧縮されており、常時ダイヤフラム受け126を二次側圧力P2に抗するように下向きに押圧している。

【0115】このような構成のパイロット弁110によると、その弁体133は、圧縮コイルばね138を介して下向きの押圧力を受けるとともに、リターンばね136および減圧弁6の二次側圧力P2によって上向きの押圧力を受ける。そして、上記二次側圧力P2が設定圧力に保たれている状態では、弁体133に加わる上下方向の押圧力がバランスし合い、この弁体133は、ヘッド部134を弁座129に接触させた閉じ位置に保持されるようになっている。

【0116】次に、上記構成の作用について説明する。ポンプPの運転によって蓄熱タンク2内の水位が基準レベルLを下回ると、上記第1実施例と同様にフロート弁5が開き、減圧弁6の二次側圧力P2が設定圧力よりも低下する。この圧力低下により、減圧弁6が開き、二次通路34を流れる還水の水量が増大する。そして、上記二次側圧力P2は、減圧弁6の固有の流量特性Fに基づいて設定圧力よりも低いある特定の値まで徐々に低下する。

【0117】二次側圧力P2が低下すると、減圧弁6の二次通路34に連なる連通管71内の圧力が低下し、パイロット弁110の第2の圧力導入室116の圧力も低下する。この時、パイロット弁110では、弁体133に加わる上下の押圧力のバランスが崩れ、圧縮コイルばね138の押圧力と第2の圧力導入室116の圧力とリターンばね136の押圧力との合力に打ち勝つ。そのため、弁体133が押し下げられ、そのヘッド部134が弁座129から離脱するので、第1の圧力導入室113とパイロット圧取出口120とが連通孔128を介して連通される。

【0118】すると、第1の圧力導入室113には、第1の圧力導入管121を介して減圧弁6の一次側圧力P1が導入されているので、パイロット圧取出口120に一次側圧力P1が流入する。そして、この一次側圧力P1は、パイロット管123および他の連通管106を介して流量調整弁100のパイロット圧導入室105に作用し、このパイロット圧導入室105の圧力が上側の圧力導入室104の圧力よりも高くなる。

【0119】そのため、これら両室104、105の間の圧力差が大きくなり、パイロット圧導入室105の圧力が圧縮コイルばね109の押圧力に打ち勝つ。このことから、ダイヤフラム103が上方に変形し、弁棒60が引き上げられ、弁体61が弁座57から離脱する。この離脱により、流量調整弁100が開かれ、還水管14の還水が第2の配管4を通じて蓄熱タンク2に戻される。

【0120】なお、上記連通管106上のニードル弁1

07は、パイロット管123内の圧力を調整するためのものであり、これによって調整された圧力は、上記連通管106を介して流量調整弁100のパイロット圧導入室105に伝えられる。

【0121】一方、蓄熱タンク2内の水位が基準レベルLよりも低い時に、何等かの理由により、還水管14内の圧力が流量調整弁100を動作させるに必要な圧力より低下すると、パイロット圧導入室105の圧力が低下し、圧縮コイルばね109の押圧力がパイロット圧導入室105の圧力に打ち勝つ。そのため、弁棒60が押し下げられ、弁体61が弁座57に押し付けられる。この結果、流量調整弁100が閉じ、蓄熱タンク2への還水の供給が遮断される。

【0122】このような第4実施例によれば、蓄熱タンク2内の水位が基準レベルLに達しないような状況下において、何等かの理由により還水管14の圧力が流量調整弁100を作動させるに必要な圧力よりも低下した場合には、この流量調整弁100を閉じ状態に移行させることができる。

【0123】すなわち、上記第1実施例の構成において、還水管14の圧力が流量調整弁50を作動させるに必要な圧力よりも低下した場合に、この流量調整弁50の閉じ動作は、減圧弁6の二次側圧力P2の変動に基いてなされるので、蓄熱タンク2内の水位が基準レベルLよりも低くて、フロート弁5が開いているような状況下では、流量調整弁50は開状態を維持し、蓄熱タンク2への還水の供給を停止させることができない。

【0124】その結果、蓄熱タンク2内の水位が基準レベルLを上回っても、流量調整弁50は閉じることができない。これに対し、上記第4実施例では、還水管14の圧力が低下した時でも、上記のように流量調整弁100を閉じることができ、この流量調整弁100の制御により幅広く行えるといった利点がある。

【0125】さらに、図13ないし図15には、本発明の第5実施例が開示されている。この第5実施例は、第2の配管4上に、パイロット作動式の流量調整弁201を設置したものであり、それ以外の構成は上記第1実施例と同一である。そのため、この第5実施例において、上記第1実施例と同一の構成部分には、同一の参照符号を付してその説明を省略する。

【0126】図14に示すように、上記流量調整弁201は、上記第4実施例の流量調整弁100と同様にダイヤフラム式の駆動部202を有している。この駆動部202は、中空のダイヤフラムハウジング203を備えており、このダイヤフラムハウジング203は、蓋52に支持されている。

【0127】ダイヤフラムハウジング203の内部は、ダイヤフラム204によって圧力室205と、パイロット圧導入室206とに仕切られている。そして、圧力室205は、圧力導入口208を備えているとともに、パ

イロット圧導入室206は、パイロット圧導入口209とパイロット圧排出口210とを備えている。

【0128】また、弁箱51の内部に収容された弁体61は、底壁61aを有する円筒状をなしている。この弁体61の底壁61aは、流入通路54内において蓋52と向かい合っており、これら底壁61aと蓋52との間には、圧縮コイルばね211が架設されている。圧縮コイルばね211は、底壁61aに連なる弁棒60を下向きに押圧しており、この押圧により、弁体61が弁座57に押し付けられて、連通路56や通孔59が閉じられている。

【0129】図13に示すように、上記流量調整弁201の駆動部202は、パイロット通路215を介して第2の配管4に接続されている。パイロット通路215は、上記駆動部202のパイロット圧導入口209に連なる導入路216と、駆動部202のパイロット圧排出口210に連なる排出路217とを備えている。導入路216は、第2の配管4における流量調整弁201よりも上流側に接続されており、この第2の配管4を流れる還水を駆動部202のパイロット圧導入室206に導くようになっている。

【0130】また、排出路217は、第2の配管4における流量調整弁201よりも下流側に接続されている。この排出路217は、連通路219を介して上記駆動部202の圧力導入口208に接続されている。

【0131】排出路217には、ニードル弁221が設置されている。ニードル弁221は、上記パイロット圧導入室206の圧力を調整するためのもので、上記排出路217と連通路219との接続部よりも駆動部202に近い上流に位置されている。図13に示すように、パイロット通路215の導入路216には、上記流量調整弁201を開閉制御するためのパイロット弁225が設置されている。パイロット弁225は、図15に示すように、弁箱226を備えている。弁箱226の内部は、隔壁228によって一次通路229と二次通路230とに仕切られている。一次通路229は、上記導入路216の上流部分を通じて第2の配管4に連なっている。二次通路230は、上記導入路216の下流部分を通じて上記パイロット圧導入室206のパイロット圧導入口209に連なっている。そして、弁箱226の上端部には、開口部231が形成されており、この開口部231は二次通路230に連なっている。

【0132】隔壁228には、一次通路229と二次通路230とを連通させる連通路232が開口されている。この連通路232の二次通路230に臨む開口端部は、リング状の弁座233をなしている。

【0133】弁箱226の上端部には、仕切り部材237が取り付けられている。仕切り部材237は、弁箱226の開口部231を覆っており、この仕切り部材237の開口部231と対向し合う下面には、凹部238が

形成されている。仕切り部材237の上面には、ばねカバー239が取り付けられている。ばねカバー239は、仕切り部材237を上方から覆っており、この仕切り部材237の上面には、凹部240が形成されている。

【0134】仕切り部材237とばねカバー239との間には、第1のダイヤフラム242が介在されている。第1のダイヤフラム242は、上記凹部240の開口端部を覆っており、これら第1のダイヤフラム242と凹部240との間には、二次圧導入室243が形成されている。そして、仕切り部材237には、二次圧導入室243に連なる接続口245が形成されており、この接続口245に連通管71が接続されている。

【0135】第1のダイヤフラム242の上面には、ダイヤフラムプレート246が取り付けられている。このダイヤフラムプレート246には、弁棒247が固定されている。弁棒247は、上記仕切り部材237を貫通して弁箱226の内部に導入されている。弁棒247の下部は、上記連通孔232の内側を同軸状に貫通して二次通路230に導入されており、この弁棒247の下端部は、弁箱226の底部に上下動可能に支持されている。

【0136】弁棒247の外周には、上方からスペーサ248、ダイヤフラム押え249およびガイド部材250が装着されている。これらスペーサ248、ダイヤフラム押え249およびガイド部材250は、上記弁棒237の下部の大径部237aと上記ダイヤフラムプレート246との間で挟み込まれており、上記弁棒237と一体的に上下動するようになっている。そして、スペーサ248は、上記仕切り部材237に摺動可能に支持されているとともに、ガイド部材250は、上記弁箱226の隔壁228に摺動可能に支持されている。

【0137】ダイヤフラム押え249は、上記仕切り部材237の凹部238の内側に位置されている。このダイヤフラム押え249とガイド部材250との間には、第2のダイヤフラム252が支持されており、この第2のダイヤフラム252の外周部は、上記弁箱226と仕切り部材237との間で挟み込まれている。第2のダイヤフラム252の下面は、弁箱226の開口部231に露出されており、この第2のダイヤフラム252は、常時二次通路230を流れる還水の圧力を受けるようになっている。

【0138】なお、第2のダイヤフラム252と凹部238との間には、大気圧室253が形成されており、この大気圧室253は、大気導入路254を通じて大気中に開放されている。

【0139】また、図15に示すように、二次通路230に臨む弁棒247の下部には、弁体254が支持されている。弁体254は、弁棒247の上下動に伴って上記弁座233に接離するようになっており、この弁体2

54が弁座233に接触することで連通孔232が閉じられるようになっている。

【0140】ばねカバー239の内側には、ばね受け258が配置されている。ばね受け258は、ばねカバー239の上端部に調整ねじ259を介して上下動可能に支持されており、上記ばねカバー239の内側において上記ダイヤフラムプレート246と向かい合っている。ばね受け258とダイヤフラムプレート246との間には、圧縮コイルばねを用いたアジャストばね261が架設されている。

【0141】アジャストばね261は、弁棒247を下向きに押圧しており、この押圧により、弁体254が弁座233から離脱され、連通孔232が開放されている。そして、この場合、調整ねじ259を介してばね受け258を上下動させれば、アジャストばね261の圧縮量を変化させることができ、弁棒247を下向きに押圧する圧力（設定圧力P3）を自由に変えられるようになっている。

【0142】このような構成のパイロット弁225にあっては、連通路71を介して二次圧導入室243に加わる二次側圧力P2が、上記アジャストばね261の設定圧力P3よりも大きい場合には、第1および第2のダイヤフラム242、252が上向きに変形され、弁棒247が押し上げられる。このため、弁体254が弁座233に接触し、パイロット弁225が閉じられる。よって、流量調整弁201のパイロット圧導入室206への還水の流入が遮断される。

【0143】二次圧導入室243に加わる二次側圧力P2が、上記アジャストばね261の設定圧力P3よりも小さい場合は、第1および第2のダイヤフラム242、252が下向きに変形され、弁棒247が押し下げられる。このため、弁体254が弁座233から離脱し、パイロット弁225が開かれる。よって、第2の配管4内の還水が、導入路215、一次通路229および二次通路230を介して流量調整弁201のパイロット圧導入室206に導かれる。

【0144】したがって、パイロット弁225から流れ出る還水の流出圧力P4は、上記アジャストばね261の設定圧力P3から二次側導入室243に加わる二次側圧力P2を差し引いた大きさに定められる。

【0145】また、上記構成のパイロット弁225では、第2のダイヤフラム252が二次通路230内の圧力を常時受けているので、この第2のダイヤフラム252に加わる還水の圧力が上記P4を上回ると、第2のダイヤフラム252が上向きに変形される。この変形により、弁棒247が強制的に押し上げられ、弁体254が弁座233に接触するので、パイロット弁225が閉じられ、流量調整弁201のパイロット圧導入室206への還水の供給が遮断される。したがって、本実施例の場合は、第2のダイヤフラム252がパイロット弁225

を強制的に閉じる制御部を構成している。

【0146】次に、上記構成の制御装置の作用について説明する。蓄熱タンク2の水位が基準レベルLに達している状態では、フロート弁5が閉じている。そのため、減圧弁6の二次通路34からの還水の流出が阻止されるので、減圧弁6の二次側圧力P2は設定圧力に維持されている。この減圧弁6の二次通路34は、連通管71を介してパイロット弁225の二次圧導入室243に連なっているため、上記第1のダイヤフラム242に二次側圧力P2が作用する。

【0147】蓄熱タンク2の水位が基準レベルLに達している時、アジャストばね261の設定圧力P3は、第1のダイヤフラム242に作用する二次側圧力P2よりも小さくなるように設定されており、弁棒247がアジャストばね261による設定圧力P3に抗して押し上げられている。そのため、弁体254が弁座233に接触し、パイロット弁225が閉じられている。

【0148】一方、ポンプPの運転によって蓄熱タンク2内の蓄熱水が送水管1に送水されると、上記第1実施例と同様に、水位の低下に伴ってフロート弁5が開き、第1の配管3における減圧弁6よりも下流側の還水が蓄熱タンク2に向けて流れ、減圧弁6が開かれる。

【0149】すると、減圧弁6の二次側圧力P2は、この減圧弁6の固有の流量特性Fに基づいて徐々に低下するので、第1のダイヤフラム242を押し上げようとする力も徐々に低下する。そして、第1のダイヤフラム242に作用する力がアジャストばね261の設定圧力P3を下回ると、弁棒247が次第に押し下げられ、弁体254が弁座233から離脱する。

【0150】このため、パイロット弁225の連通孔232が開かれ、第2の配管4内の還水がパイロット通路215の導入路216を通じて流量調整弁201のパイロット圧導入室206に導入される。この導入により、パイロット圧導入室206の圧力が上昇するので、このパイロット圧導入室206の圧力と圧縮コイルばね211の押圧力とのバランスが崩れ、パイロット圧導入室206の圧力が圧縮コイルばね211の押圧力に打ち勝つ。この結果、弁棒60が引き上げられ、弁体61が弁座57から離脱する。この離脱により、流量調整弁201が開状態に移行し、第2の配管4内の還水が蓄熱タンク2に戻される。

【0151】蓄熱タンク2内の水位が基準レベルLに近づくと、上記第1実施例と同様にフロート弁5が徐々に閉じられる。フロート弁5が徐々に閉じると、減圧弁6の二次側圧力P2は、固有の流量特性Fに基づいて徐々に増大するので、パイロット弁225の二次圧導入室243の圧力、ひいては第1のダイヤフラム242を上向きに変形させようとする力がゆっくりと増大する。

【0152】そして、第1のダイヤフラム242に作用する二次側圧力P2がアジャストばね261による設定

圧力P3を上回ると、弁棒247が次第に押し上げられ、上記二次側圧力P2が設定値まで回復した時点で弁体254が弁座233に接触する。この接触により、パイロット弁225が閉じられ、パイロット圧導入室206への還水の供給が停止される。

【0153】このパイロット圧導入室206内に導かれた還水は、排出路217を通じて第2の配管4の下流部分に流出されるので、このパイロット圧導入室206の圧力は、還水の流出により低下し始める。そのため、弁棒60が圧縮コイルばね211の押圧力によって徐々に押し下げられ、やがて弁体254が弁座233に接触すると、蓄熱タンク2への還水の供給が停止される。

【0154】このようにパイロット弁225の開閉操作は、減圧弁6の二次側圧力P2の圧力変動に応じてなされるので、このパイロット弁225の弁体254は、減圧弁6の固有の流量特性Fに比例して穏やかに開閉される。そのため、流量調整弁201のパイロット圧導入室206の圧力変動も上記流量特性Fに基づいて穏やかに行われることになり、この結果、流量調整弁201は穏やかに開閉される。

【0155】よって、第2の配管4内の急激な圧力変動を防止することができ、パイロット式の流量調整弁201を用いても、上記第1実施例と同様の効果を得ることができる。

【0156】ところで、上記のように、流量調整弁201が開いている状態においては、その駆動部202のパイロット圧導入室206に信号圧として導入された還水は、排出路217を通じて第2の配管4の下流部に戻される。この場合、排出路217には、パイロット圧導入室206の圧力を調整するためのニードル弁221が存在するので、排出路217内での還水の流れが絞られる。

【0157】そのため、パイロット弁225が開いたままの状態が持続すると、パイロット圧導入室206への還水の供給量と、このパイロット圧導入室206からの還水の排出量とのバランスが崩れてしまい、パイロット圧導入室206からの還水の排出が供給に追い付かなくなる。

【0158】すると、流量調整弁201のパイロット圧導入室206からパイロット弁225の二次通路230に至る経路の圧力が、パイロット弁225から流れ出る還水の流出圧力P4よりも大きくなり、パイロット圧導入室206内の還水がパイロット弁225に向けて逆流する虞があり得る。

【0159】しかるに、上記構成によると、パイロット弁225の弁棒247を上下動させる第2のダイヤフラム252は、パイロット圧導入室206に連なる二次通路230の圧力を常に受けているので、この圧力が上記パイロット弁225から流れ出る還水の流出圧力P4を上回るような大きさとなると、第2のダイヤフラム25

2が上向きに変形し、弁棒247を強制的に押し上げる。そのため、弁体254が弁座233に接触し、連通孔232を閉じるので、上記パイロット圧導入室206への還水の供給が停止される。

【0160】パイロット圧導入室206への還水の供給停止に伴い、第2のダイヤフラム252に作用する圧力が上記パイロット弁225から流れ出る還水の流出圧力P4よりも低くなると、アジャストばね261を介して弁棒247が押し下げられ、連通孔232が開かれる。

【0161】そのため、流量調整弁201のパイロット圧導入室206に再び還水が供給され、ダイヤフラム204が上向きに変形する。この変形により、弁棒60が引き上げられ、弁体61が弁座57から離脱するので、流量調整弁201は自動的に開状態に復帰し、蓄熱タンク2への還水の供給が継続される。

【0162】このような本発明の第5実施例によれば、第2のダイヤフラム252に加わる圧力がパイロット弁225から流れ出る還水の流出圧力P4を上回るような大きさとなると、連通孔232が強制的に閉じられ、パイロット圧導入室206への還水の供給が停止されるので、このパイロット圧導入室206の過大な圧力上昇や、それに伴う還水の逆流を防止することができ、パイロット弁225からの還水の流出圧力P4を、上記P4 = P3 - P2の関係に維持することができる。

【0163】したがって、流量調整弁201の作動が安定し、蓄熱タンク2への還水の供給および供給停止を減圧弁6の二次側圧力P2に応じて精度良く行うことができる。

【0164】また、図16には、本発明の第6実施例が開示されている。この第6実施例は、還水管14の圧力が異常に低下した時に、流量調整弁201を強制的に閉じる構成を付加した点が上記第5実施例と相違しており、それ以外の構成は第5実施例と同様である。そのため、この第6実施例において、上記第5実施例と同一の構成部分には、同一の参照符号を付してその説明を省略する。

【0165】図16に示すように、パイロット通路215の排出路217の下流端部には、電磁弁280が設置されている。電磁弁280は、ニードル弁221の下流側に位置されており、常に排出路217および連通路219を開く常開形となっている。

【0166】この電磁弁280の駆動部281には、信号回路282を通じて上記第2の配管4における流量調整弁201よりも上流の圧力が制御信号として入力されるようになっている。そして、第2の配管4の圧力が異常に低下したことを示す信号が駆動部281に入力されると、この駆動部281を介して電磁弁280が強制的に開操作される。

【0167】次に、このような構成の第6実施例の作用について説明する。電磁弁280の駆動部281には、

信号回路282を介して第2の配管4内の圧力を示す制御信号が入力されているので、蓄熱タンク2への還水の供給が行われている時に、何等かの理由により還水管14内の圧力が異常に低下すると、このことを駆動部281が検知し、電磁弁280を強制的に閉じる。

【0168】そのため、排出路217からの還水の流出が阻止されるので、パイロット圧導入室206の圧力は、ニードル弁221から連通路219を介して圧力室205に逃がされる。

【0169】この結果、パイロット圧導入室206の圧力が、その上側の圧力室205の圧力に徐々に近づき、このパイロット圧導入室206の圧力から圧力室205の圧力を差し引いた圧力の大きさが、圧縮コイルばね211の付勢力を下回った時点で弁体61が弁座57に接触し、流量調整弁201が開操作される。したがって、還水管14内の圧力が異常に低下するような緊急時に、蓄熱タンク2への還水の供給を自動的に停止することができる。

【0170】なお、本発明は上記実施例に特定されるものではなく、本発明の範囲内で種々変更して実施可能である。例えば、タンク内の水位を検出する液位調整弁やこの液位調整弁によって作動される減圧弁およびこの減圧弁によって作動される流量調整弁の具体的な構成は、上記実施例に特定されるものではなく、各弁と同じ機能を奏するのであれば、他の構造のものでも良い。さらに、本発明に係る液位制御方法および制御装置は、冷暖房の蓄熱システムに制約されるものではなく、また取り扱う液体も水に限らないのは勿論である。

【0171】

【発明の効果】請求項1および2に記載された発明によれば、タンクへの液体の供給は、専ら流量調整弁を有する第2の配管を通じて行われるとともに、この流量調整弁の開閉動作は、減圧弁の固有の流量特性に応じて穏やかに行われるので、流量調整弁の開閉作動時に第2の配管に急激な圧力変動が生じるのを防止することができる。そのため、配管の振動や騒音が少なくなるとともに、ウォータハンマーによる配管の破損等も防止することができる。

【0172】そして、タンク内の液位レベルを維持するために必要な液体供給量が多くなったとしても、第2の配管上の流量調整弁の口径を大きくすることで容易に対処できる。そのため、流量調整弁の開閉動作を穏やかに行うようにしたにも拘らず、タンク内の液位レベルの変動を少なく抑えることができ、液体の供給を安定して行うことができる。

【0173】しかも、タンクの液位を検出する液位調整弁は、タンクの液位に応じて減圧弁を作動させて、上記流量調整弁を開閉作動させるに必要な二次側圧力を発生させるパイロット的な機能を果たせば良いので、液位調整弁の口径を大きくする必要はなく、この液位調整弁の

小形化を実現できるといった利点がある。

【0174】請求項3に記載された発明によれば、いずれかの液位調整弁が故障したとしても、他の液位調整弁の存在によって減圧弁よりも下流側への液体の流出が阻止され、第2の配管上の流量調整弁を閉じ状態に保つことができる。このため、タンクへの液体の供給が行われずに済むので、この液体のオーバーフローを未然に防止することができ、液位を検出する上での信頼性が向上する。

【0175】請求項4に記載された発明によれば、液位調整弁が故障したとしても、検知手段によって液位が検出されるとともに、この検知手段に連動する圧力調節弁を介して第1の配管が強制的に閉じられるので、減圧弁の二次側圧力が高くなり、この二次側圧力に基づいて流量調整弁が閉じられる。このため、タンクへの液体の供給が停止され、この液体のオーバーフローを未然に防止することができる。

【0176】請求項5に記載された発明によれば、タンク内の液位が基準レベルに復帰すると、減圧弁と液位調整弁とが再び連通状態に移行するので、この減圧弁の二次側圧力を液位に応じて変動させることができる。したがって、通常の運転状態に自動的に復帰し、運転を再開するための格別な操作が不要となる。

【0177】請求項6に記載された発明によれば、流量調整弁が閉じられると同時に、警報が発せられるので、タンク内の水位が異常に高くなったことを外部から容易に知ることができ、液体のオーバーフローを防止するための処置を即座に行うことができる。

【0178】請求項7に記載された発明によれば、流量調整弁の駆動部に加わる圧力がパイロット弁から流出する液体の圧力を上回ると、パイロット弁が強制的に閉操作され、駆動部への液体の供給が停止されるので、駆動部の過大な圧力上昇や、それに伴う液体の逆流を防止することができ、パイロット弁からの液体の流出圧力を適性に維持することができる。

【0179】したがって、流量調整弁の作動が安定し、タンクへの液体の供給および供給停止を減圧弁の二次側圧力に応じて精度良く行うことができる。請求項8に記載された発明によれば、第2の配管内の圧力が異常に低下すると、パイロット弁が閉じて流量調整弁の駆動部への液体の供給が停止され、この流量調整弁が閉じられるので、緊急時にタンクへの液体の供給を自動的に停止することができる。

【図面の簡単な説明】

*

*【図1】本発明の第1実施例における液位制御装置の全体構成を概略的に示す図。

【図2】フロート弁が閉じた状態を示す断面図。

【図3】フロート弁が開いた状態を示す断面図。

【図4】減圧弁の断面図。

【図5】流量調整弁の断面図。

【図6】減圧弁の流量特性を示す図。

【図7】液位を一定に保つための流量制御弁の制御特性を示す図。

10 【図8】本発明の第2実施例における液位制御装置の全体構成を概略的に示す図。

【図9】本発明の第3実施例における液位制御装置の全体構成を概略的に示す図。

【図10】本発明の第4実施例における液位制御装置の全体構成を概略的に示す図。

【図11】パイロット作動式の流量調整弁の断面図。

【図12】パイロット切換弁の断面図。

20 【図13】本発明の第5実施例における液位制御装置の全体構成を概略的に示す図。

【図14】パイロット作動式の流量調整弁の断面図。

【図15】パイロット弁の断面図

【図16】本発明の第6実施例における液位制御装置の全体構成を概略的に示す図。

【符号の説明】

2…タンク（蓄熱タンク）

3…第1の配管

4…第2の配管

5, 81…液位制御弁（フロート弁）

6…減圧弁

30 50, 100, 201…流量調整弁

54, 55…通路（流入通路、流出通路）

92…検知手段（水位センサ）

94…検出部（第2の検出電極）

98…警報手段（警音器）

202…駆動部

211…アジャストばね

215…パイロット通路

216…導入路

217…排出路

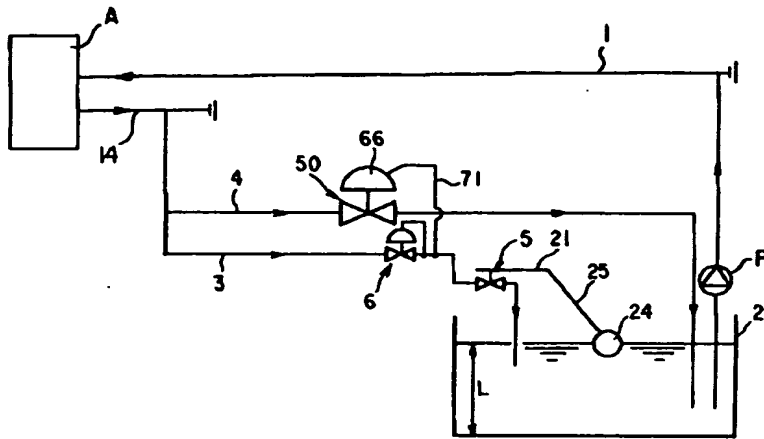
40 221…ニードル弁

225…パイロット弁

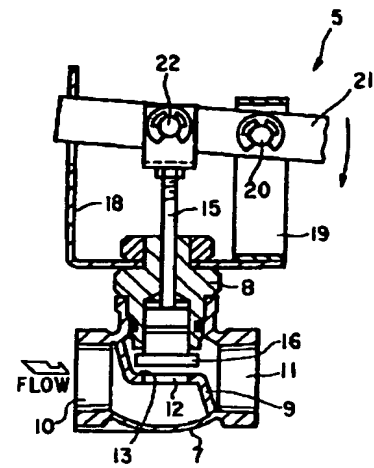
252…制御部（第2のダイヤフラム）

254…弁体

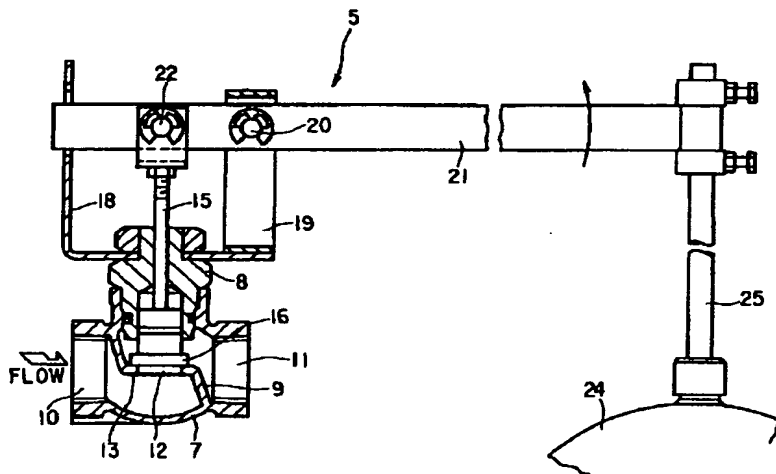
【図1】



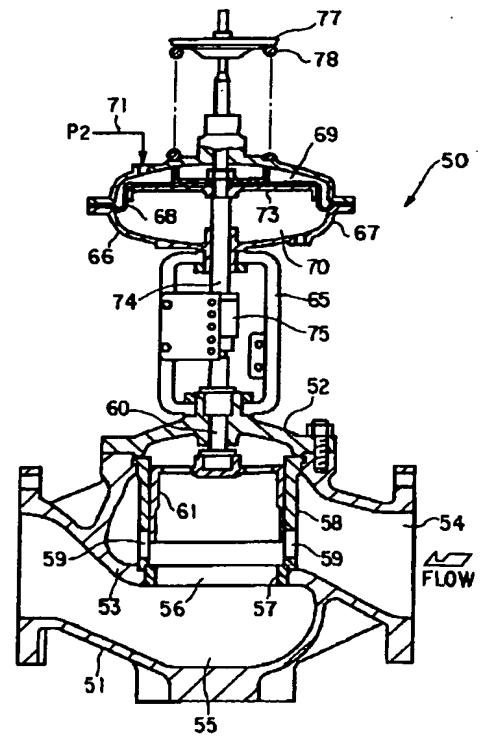
【図3】



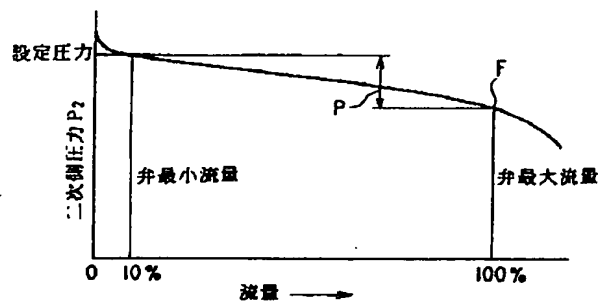
【図2】



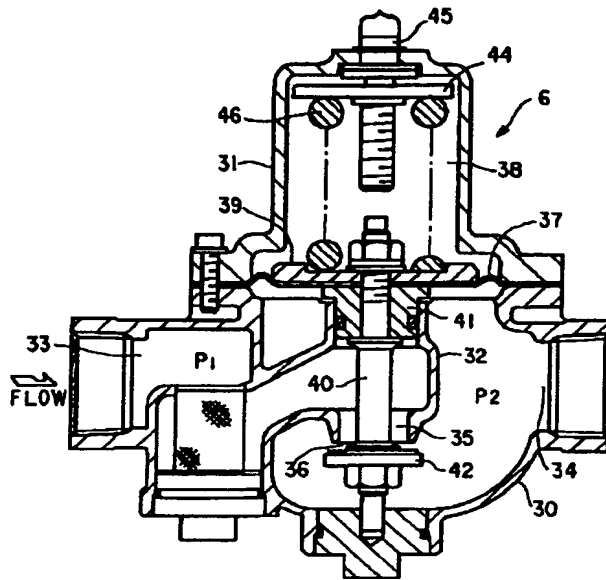
【図5】



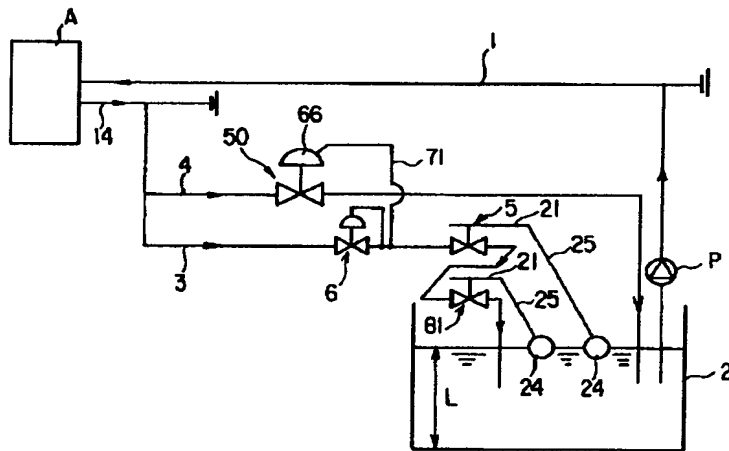
【図6】



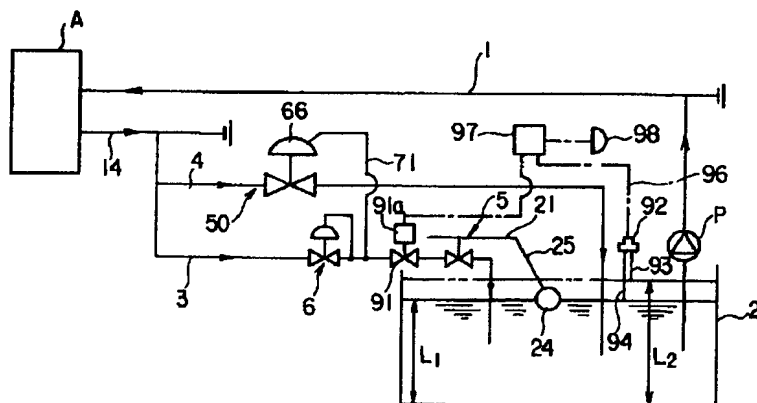
【図4】



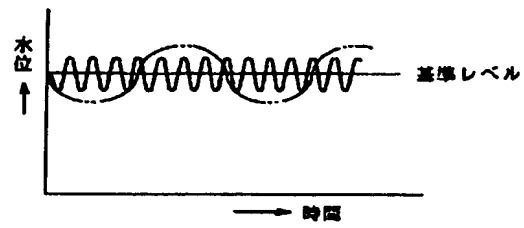
【図8】



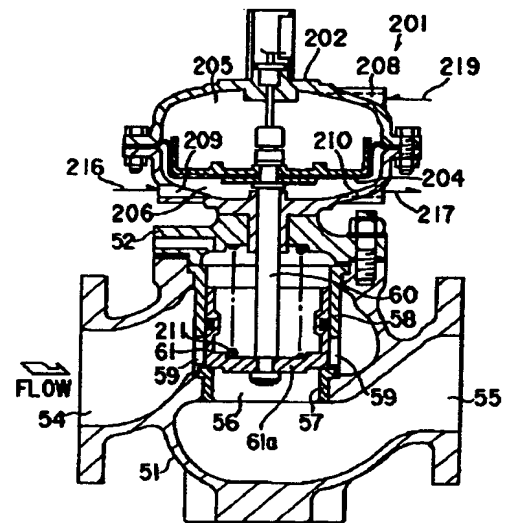
【図9】



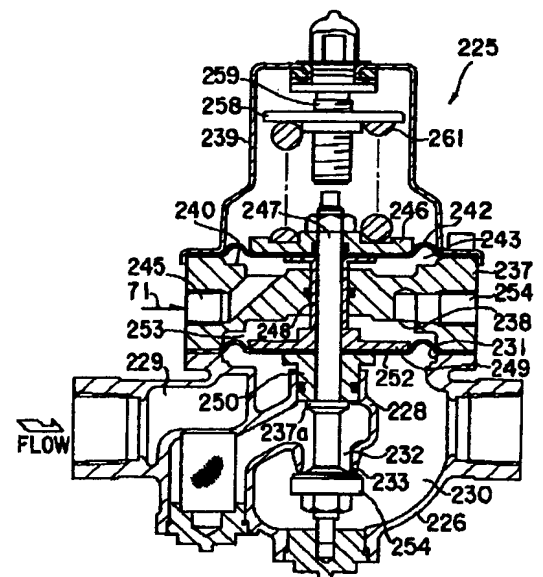
【図7】



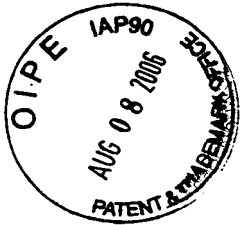
【図14】



【図15】



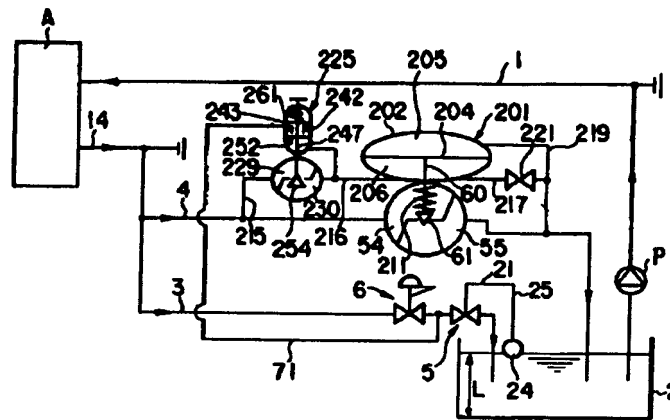
[illegible]



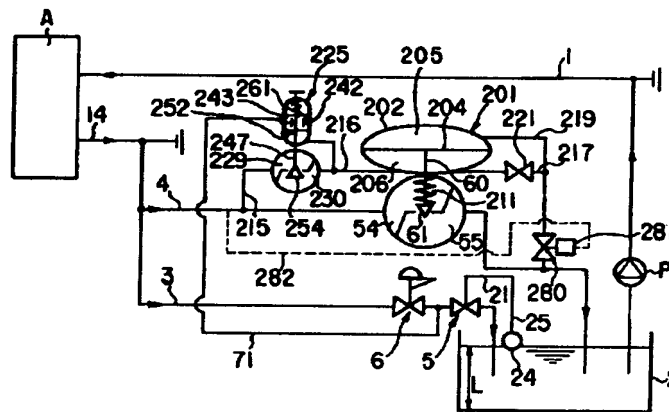
(20)

特開平8-5112

【図13】



【図16】



フロントページの続き

(72) 発明者 千葉 光春
宮城県黒川郡大衡村大衡字亀岡5-2 株
式会社本山製作所内

(72) 発明者 室谷 明
宮城県黒川郡大衡村大衡字亀岡5-2 株
式会社本山製作所内